# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 1月 8日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-002087

[ST. 10/C]:

[JP2003-002087]

出 願 人
Applicant(s):

株式会社アドヴィックス

Λ

4

2003年11月

康

6 日



特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 【書類名】

特許願

【整理番号】

IP7460

【提出日】

平成15年 1月 8日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

B60T 8/00

B60T 8/48

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地 株式会社アドヴィッ

クス内

【氏名】

余語 和俊

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地 株式会社アドヴィッ

クス内

【氏名】

新海 博之

【特許出願人】

【識別番号】

301065892

【氏名又は名称】

株式会社アドヴィックス

【代理人】

【識別番号】

100100022

【弁理士】

【氏名又は名称】 伊藤 洋二

【電話番号】

052-565-9911

【選任した代理人】

【識別番号】

100108198

【弁理士】

【氏名又は名称】

三浦 高広

【電話番号】

052-565-9911

【選任した代理人】

【識別番号】

100111578

【弁理士】

【氏名又は名称】 水野 史博

【電話番号】

052-565-9911

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 038287

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 液圧ブレーキ装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 ブレーキ液圧により車輪に制動力を発生する液圧ブレーキ装置であって、

前記ブレーキ液を貯溜する貯溜室(56)と、該貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするリザーバ孔(51)と、前記貯溜室に貯溜される前記ブレーキ液量が所定液量未満であるときに開き、前記貯溜されるブレーキ液量が前記所定液量以上の液量であるときに閉じる弁体(53、54)を有し、該弁体が開状態のとき前記貯溜室に前記ブレーキ液が出入りする接続ポート(52)とを備えた切替リザーバ(5)と、

前記切替リザーバのリザーバ孔に吸引口が接続されているポンプ(61)と、 前記ポンプを駆動するモータ(62)と、

前記モータをデューティー比制御する駆動装置 (7) と を備えることを特徴とする液圧ブレーキ装置。

【請求項2】 乗員のブレーキ操作によりマスタシリンダ圧を発生するマスタシリンダ(2)と、

車輪に制動力を発生させるホイールシリンダ (4) と、

前記マスタシリンダとホイールシリンダとを接続する第1管路(A1)と、 前記第1管路において前記マスタシリンダとホイールシリンダとの間に配設され、前記第1管路を連通または遮断する増圧弁(31)と、

ブレーキ液を貯溜する貯溜室(56)と、該貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするリザーバ孔(51)と、前記貯溜室に貯溜される前記ブレーキ液量が所定液量未満であるときに開き、前記貯溜されるブレーキ液量が前記所定液量以上の液量であるときに閉じる弁体(53、54)を有し、該弁体が開状態のとき前記貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするとともに、前記マスタシリンダと前記増圧弁との間に第2管路(A2)により接続された接続ポート(52)とを備えた切替リザーバ(5)と、

前記ホイールシリンダと前記リザーバ孔とを接続する第3管路(A3)を連通

または遮断する減圧弁(32)と、

t.

前記貯溜されたブレーキ液を前記リザーバ孔より吸引し、前記マスタシリンダ と前記増圧弁との間の前記第1管路へ吐出するポンプ(61)と、

前記ポンプを駆動するモータ(62)と、

前記モータをデューティー比制御する駆動装置 (7) と

を備えることを特徴とする液圧ブレーキ装置。

【請求項3】 前記駆動装置は、前記モータに印加される電圧に応じ、該電圧が高いほど前記デューティー比を小さくするよう制御することを特徴とする請求項1または2に記載の液圧ブレーキ装置。

【請求項4】 前記駆動装置は、前記ポンプの吐出口に作用するブレーキ液 圧に応じて、該ブレーキ液圧が大きいほど前記デューティー比を大きくするよう 制御することを特徴とする請求項1または2に記載の液圧ブレーキ装置。

【請求項5】 前記駆動装置は、前記ポンプの吐出口に作用する前記マスタシリンダの液圧に応じて、該マスタシリンダ圧が小さいほど前記デューティー比を小さくするよう制御することを特徴とする請求項2に記載の液圧ブレーキ装置。

【請求項6】 前記ポンプにより前記リザーバ孔より前記ブレーキ液が吸引されて前記貯溜室内のブレーキ液が前記所定液量未満まで減少するとき、前記弁体が開状態となり、前記マスタシリンダより前記弁体を介して前記ブレーキ液が流入し、該流入したブレーキ液が前記リザーバ孔より前記ポンプに吸引されることを特徴とする請求項5に記載の液圧ブレーキ装置。

## 【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1]$ 

【発明の属する技術分野】

本発明は、液圧ブレーキ装置に関するもので、車両用のABSに用いて好適である。

 $[0\ 0\ 0\ 2\ ]$ 

【従来の技術】

従来より、油圧ポンプ、あるいはそれを駆動するモータの発生する騒音を低減

するために、温度変化、供給電圧変化、油圧反力、ポンプ負荷、摩損等を考慮してモータ電流制御を行うものがある(特許文献 1 参照)。

#### [0003]

また、ABSの再循環ポンプを制御するにあたり、ホイールシリンダから流出した圧液を戻すのに丁度足りる程度、ポンプモータに通電するようにして、騒音を低減するものがある(特許文献 2 参照)。

## [0004]

なお、マスタシリンダ(M/C)リザーバとABS用リザーバとの間を、乗員によるペダルの非踏み込み時に連通状態とする構成をとることにより、ABSの管路やリザーバからブレーキ液が漏れたことを、M/Cリザーバの油量が減ることで検知できるようにしたものもある(特許文献3参照)。

#### [0005]

### 【特許文献1】

特表平8-501614号公報

#### [0006]

#### 【特許文献2】

特表平10-508561号公報

#### [0007]

#### 【特許文献3】

特許第2670340号公報

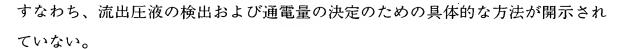
#### [0008]

#### 【発明が解決しようとする課題】

しかし、特許文献1に開示された従来技術では、ポンプの作動中に吸引すべき リザーバ内の油量が0になると、ポンプ負荷が小さくなるため、必然的にポンプ を駆動するモータの回転数が急増し、それに応じてポンプの回転数も大きくなり 、モータおよびポンプの作動時の騒音が増大するという問題がある。

#### [0009]

また、特許文献 2 に開示された従来技術では、ホイールシリンダから流出した 圧液を戻すのに丁度足りる程度のポンプモータの通電量をどのように決めるか、



## [0010]

なお、特許文献3に開示された従来技術は、ポンプ作動音を低減するためのも のではなく、そのための構成が開示されていない。

#### [0011]

本発明は上記点に鑑みて、ポンプが作動しているときに、ポンプが吸引するリ ザーバ内の油量が常に所定量以上となるようにして、ポンプモータのデューティ ー駆動を行っても騒音低減が難しい場合であっても、騒音低減を可能にすること を目的とする。

#### [0012]

## 【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するため、請求項1に記載の発明は、ブレーキ液圧により車輪に制動力を発生する液圧ブレーキ装置であって、前記ブレーキ液を貯溜する貯溜室(56)と、該貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするリザーバ孔(51、510)と、前記貯溜室に貯溜される前記ブレーキ液量が所定液量未満であるときに開き、前記貯溜されるブレーキ液量が前記所定液量以上の液量であるときに閉じる弁体(53、54)を有し、該弁体が開状態のとき前記貯溜室に前記ブレーキ液が出入りする接続ポート(52)とを備えた切替リザーバ(5)と、前記切替リザーバのリザーバ孔に吸引口が接続されているポンプ(61)と、前記ポンプを駆動するモータ(62)と、前記モータをデューティー比制御する駆動装置(7)とを備えることを特徴とする。

### [0013]

この発明によれば、液圧ブレーキ装置が備えるリザーバに貯溜されたブレーキ液をポンプにより吸引する際、このポンプを駆動するモータの電力をデューティー比制御することにより、ポンプおよびモータの作動音、すなわち騒音を低減するものにおいて、リザーバを、貯溜室に貯溜されているブレーキ液が所定液量以上の場合は弁体が閉状態となるため接続ポートからの液の流出入を禁止されるが、ポンプはリザーバ孔から貯溜室に貯溜されているブレーキ液を吸引でき、一方

、貯溜液量が所定液量未満まで減少した場合は弁体が開状態となるため接続ポートからのブレーキ液の流出入が許可されて、接続ポートから貯溜室に流入したブレーキ液をリザーバ孔よりポンプ吸引することができるような切替リザーバとしているので、制動時(たとえば乗員がブレーキペダルを踏み込むことなどにより)ポンプの吸引口には常に吸引できるに足る所定液量以上のブレーキ液が存在しており、ポンプ吸引時、吸引口に吸引すべき液がなくなってしまってポンプが無負荷になりそのためポンプおよびモータの作動ノイズが大きくなることを防止して、常にデューティー比制御されるポンプおよびモータの作動音を小さく保つことができる。

#### [0014]

すなわち、本発明において、制動時、切替リザーバの貯溜室には、少なくとも 所定液量のブレーキ液が貯溜されており、ポンプはいかなる場合も無負荷状態に なることなくリザーバ孔より貯溜されているブレーキ液を吸引できる。

#### [0015]

そして、吸引により貯溜室内のブレーキ液が少なくなり所定液量未満となると、接続ポートの弁体が開となり、このため接続ポートを介して貯溜室へブレーキ液が流入できるので、貯溜室内のブレーキ液は0になることなく、ふたたび所定液量以上に増加することができる。したがって、この場合にもポンプの吸引口の負荷は0になることなく、ポンプおよびモータの作動音の増大を防止し、作動音を小さく保つことができる。

#### [0016]

この発明は、請求項2に記載のように、乗員のブレーキ操作によりマスタシリンダ圧を発生するマスタシリンダ(2)と、車輪に制動力を発生させるホイールシリンダ(4)と、前記マスタシリンダとホイールシリンダとを接続する第1管路(A1)と、前記第1管路において前記マスタシリンダとホイールシリンダとの間に配設され、前記第1管路を連通または遮断する増圧弁(31)と、ブレーキ液を貯溜する貯溜室(56)と、該貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするリザーバ孔(51)と、前記貯溜室に貯溜される前記ブレーキ液量が所定液量未満であるときに開き、前記貯溜されるブレーキ液量が前記所定液量以上の液量である



ときに閉じる弁体(53、54)を有し、該弁体が開状態のとき前記貯溜室に前記ブレーキ液が出入りするとともに、前記マスタシリンダと前記増圧弁との間に第2管路(A2)により接続された接続ポート(52)とを備えた切替リザーバ(5)と、前記ホイールシリンダと前記リザーバ孔とを接続する第3管路(A3)を連通または遮断する減圧弁(32)と、前記貯溜されたブレーキ液を前記リザーバ孔より吸引し、前記マスタシリンダと前記増圧弁との間の前記第1管路へ吐出するポンプ(61)と、前記ポンプを駆動するモータ(62)と、前記モータをデューティー比制御する駆動装置(7)とを備えるように構成することができる。

## $[0\ 0\ 1\ 7]$

請求項3に記載の発明は、前記駆動装置は、前記モータに印加される電圧に応じ、該電圧が高いほど前記デューティー比を小さくするよう制御することを特徴とする。

#### [0018]

この発明によれば、モータに印加される電圧に変動がある場合でも、この電圧が高いほど、モータの駆動電力のデューティー比を小さくするので、モータの回転数の上昇変動を抑制してポンプ脈圧を小さくすることができる。

#### [0019]

請求項4に記載の発明は、前記駆動装置は、前記ポンプの吐出口に作用するブレーキ液圧に応じて、該ブレーキ液圧が大きいほど前記デューティー比を大きくするよう制御することを特徴とする。

### [0020]

この発明によれば、ポンプの吐出口に作用するブレーキ液圧が大きいほどモータの駆動電力のデューティー比を大きくするので、ブレーキ液圧に応じたポンプ 負荷が大きいほど低下するモータ回転数を上昇させることができる。したがって、ポンプの負荷変動によらずモータ回転数、すなわちポンプ回転数を一定化し、ポンプの脈圧を小さくすることができる。

#### $[0\ 0\ 2\ 1]$

換言すれば、ブレーキ液圧が小さいほどデューティー比を小さくすることに相



当し、ブレーキ液圧の低下に伴うポンプ負荷低下によりポンプ回転数が上昇する ことを、デューティー比を低くすることで抑制し、これによりポンプの回転数を 一定化し、ポンプ脈圧を小さくすることができる。

## [0022]

前記ポンプの吐出口をマスタシリンダに接続する場合には、請求項5に記載のように、前記駆動装置は、前記ポンプの吐出口に作用する前記マスタシリンダの液圧に応じて、該マスタシリンダ圧が小さいほど前記デューティー比を小さくするよう制御することができる。

## [0023]

さらに、請求項6に記載のように、前記ポンプにより前記リザーバ孔より前記 ブレーキ液が吸引されて前記貯溜室内のブレーキ液が前記所定液量未満まで減少 するとき、前記弁体が開状態となり、前記マスタシリンダより前記弁体を介して 前記ブレーキ液が流入し、該流入したブレーキ液が前記リザーバ孔より前記ポン プに吸引されるようにすることができる。この結果、制動時、ポンプは吸引すべ きブレーキ液が常に所定液量維持された状態でブレーキ液を吸引できるので、ポ ンプ負荷変動が少なく、ポンプ回転数変動、特に無負荷時の高回転現象が発生せ ずポンプの作動騒音を小さく抑えることができる。

## [0024]

なお、上記各手段の括弧内の符号は、後述する実施形態に記載の具体的手段との対応関係を示すものである。

## [0025]

### 【発明の実施の形態】

以下、本発明の実施形態について説明する。図1は本発明の実施形態の液圧ブレーキ装置のシステム構成図である。本実施形態の液圧ブレーキ装置は、図示しないABS用のECUにより制御される。また、図1には、車両の4輪に制動力を発生する液圧ブレーキ装置の片系統のうち1輪分のみを示している。

#### [0026]

車両に制動力を与える際に乗員によって踏み込まれるブレーキペダル1は、倍力装置1aと接続されて、この倍力装置1aによりブレーキ踏力などが倍力され



る。そして、この倍力された踏力はブッシュロッド等によりマスタシリンダ(以 下、M/C) 2に伝達される。

## $[0\ 0\ 2\ 7]$

M/C2は、その内部に液圧室を備えている。M/C2の液圧室には、ブレー キペダル1に付与されたブレーキ踏力に対して所定の倍力比を有するマスタシリ ンダ圧(M/C圧)が発生する。M/C2の液圧室には、第1管路A1が接続さ れている。第1管路A1には、第1管路A1内の液圧、すなわちM/C圧を検出 する液圧センサ91が連通している。

### [0028]

第1管路A1には、車輪を制動するホイールシリンダ(以下、W/C)4への ブレーキ液圧の増圧を制御する増圧弁31が配設されている。増圧弁31は、E CUにより連通・遮断状態を制御できる2位置電磁弁である。そして、この2位 置電磁弁が連通状態に制御されているときには、M/C圧等に基づきブレーキ液 圧をW/C4に加えることができる。

#### $[0\ 0\ 2\ 9]$

なお、ABS制御が実行されていない通常ブレーキの際には、この増圧弁31 は常時連通状態に制御されている。

#### [0030]

また、増圧弁31とW/C4との間における第1管路A1は、第3管路A3に て切替リザーバ5のリザーバ孔51に接続されている。そして第3管路A3を通 じて切替リザーバ5へブレーキ液を逃がすことにより、W/С4におけるブレー キ液圧を制御し、車輪がロック傾向に至るのを防止できるように構成されている 。なお、この切替リザーバ5の詳細については後述する。

#### [0031]

第3管路A3には、ECUにより連通・遮断状態を制御できる減圧弁32が配 設されている。減圧弁32は、通常ブレーキ状態(非ABS作動時)では常時遮 断状態とされており、上記切替リザーバ5ヘブレーキ液を逃がす際に適宜連通状 態とされる。

## [0032]

M/C2と増圧弁31との間における第1管路A1と、切替リザーバ5のリザーバ孔51とを結ぶ第4管路A4には、ポンプ61が、リザーバ孔51に吸引口を、第1管路A1すなわちM/C2に吐出口をそれぞれ接続するように配設されている。したがって、制動時M/C圧が上昇すると、このM/C圧がポンプ負荷としてポンプ61の吐出口に加わることになる。

## $[0_{2}033]$

また、切替リザーバ5の接続ポート52とM/C2とを接続するよう第2管路A2が設けられており、ポンプ61がモータ62の回転により駆動され、この第2管路A2および切替リザーバ5を介してブレーキ液を吸引し吐出口より第1管路A1へ吐出する。

#### [0034]

モータ62は駆動装置7により駆動される。駆動装置7は、モータ62へ加える駆動電圧または駆動電流を所定のデューティー比でオン・オフすることによりモータ62をデューティー比制御する。このデューティー比が小さければモータ62の回転数は小さく、したがってポンプ61の吸引能力(吸引量)が小さくなり、デューティー比が大きく(最大デューティー比100%において直流電流となる)なればポンプ61の吸引能力が大きくなる。

#### [0035]

本実施形態では、このデューティー比を駆動装置7が、モータ62への印加電 圧に相当するバッテリー8の電圧VbおよびM/C圧に応じて設定している。

#### [0036]

すなわち、バッテリー8の充電状態や負荷状態等によりバッテリー電圧 V b が変化することに対応して、駆動装置 7 は、電圧センサ 9 2 により検出されたバッテリー8の端子電圧 V b が大きくなるに応じてデューティー比を小さく設定する。これにより、バッテリー電圧 V b が上昇しても、モータ 6 2 の回転数は過大に上昇することがなく、ポンプ 6 1 の作動音も低く抑えることができる。

### [0037]

また、駆動装置7は、液圧センサ91により検出されたM/C圧に応じて、図2に示す特性でM/C圧が大きくなるほどデューティー比を大きく、あるいは、



M/C圧が小さくなるほどデューティー比を小さく設定する。

## [0038]

ポンプ61の負荷はポンプ61の吐出口における液圧に応じて大きくなる。したがって、M/C圧がポンプ61の吐出口に加わるので、このM/C圧が低くなればポンプ負荷も小さくなり、デューティー比が一定であればポンプ回転数は上昇することになる。

## [0039]

本実施形態では、M/C圧の低下、すなわちポンプ負荷の減少に応じて、モータ62の駆動デューティー比を小さくすることによりポンプ61の回転数の上昇を防ぎ、これにより必要な吸引量を確保しつつ、ポンプの作動騒音を抑制している。

### [0040]

次に、上述した切替リザーバ5の構成について説明する。切替リザーバ5は、M/C2とポンプ61との間に接続されており、M/C圧と同等の圧力となる第2管路A2からブレーキ液の流動を受ける接続ポート52を有している。さらに、切替リザーバ5は第3管路A3に接続されるとともにABS制御時に逃がされるブレーキ液の流入を許容するリザーバ孔51を備えている。

#### [0 0 4 1]

接続ポート52より切替リザーバ5の内側には、ボール弁53が配設されている。そしてボール弁53は、バネ53aによって弁孔を構成する弁座54の方向に押圧されて固定されるようになっている。

#### [0042]

また、ボール弁53の下側には、所定ストロークを有し弁孔内を摺動することによりボール弁53を上下に移動させるロッド55がボール弁53と別体に設けられている。なお、ボール弁53、弁座54およびロッド55によって切替弁が構成されている。

### [0043]

貯溜室56内には、ロッド55を連動させるピストン57と、ピストン57を 上側に押圧して貯溜室56内のブレーキ液を押し出そうとする力を発生するスプ



リング58が備えられている。

## [0044]

ピストン57は、リザーバ孔51からブレーキ液が流入した場合に下方に摺動し、貯溜室56内にブレーキ液を貯溜できるようにする。このとき、ピストン57の下方への摺動に伴ってロッド55も下方に移動し、ボール弁53が弁座54に着座する。これにより、第2管路A2とポンプ61の吸引口側とが遮断される

#### [0045]

逆に、ポンプ61の吸引によりリザーバ孔51からブレーキ液が流出すると、 ピストン57は上方に摺動し、これに伴ってロッド55も上方に移動する。これ によりボール弁53が弁座54より離れ、切替弁は開状態となり、第2管路A2 とポンプ61の吸引口側とが連通される。

#### [0046]

すなわち、貯溜室56内に貯溜されるブレーキ液が所定液量未満になり、ピストン57が貯溜室56内で最上位置付近まで上昇すると、それに伴いロッド55も上方へ移動しボール弁53を押し上げて弁座54との間を開状態とする。この状態では、M/C2側より第2管路A2および接続ポート52を介して貯溜室56へのブレーキ液の流入を許容する。そして、このときポンプ61が作動すれば、ポンプ61は接続ポート52より流入したブレーキ液を、そのままリザーバ孔51より吸引することができる。

#### $[0\ 0\ 4\ 7]$

一方、接続ポート52からのブレーキ液流入、またはW/C4の減圧に伴うリザーバ孔51からのブレーキ液流入等により、貯溜室56内に貯溜されるブレーキ液が所定液量以上となり、これに伴いピストン57が貯溜室56内で下方へ移動すると、ロッド55も下方へ移動しボール弁53が弁座54に着座し、切替弁は閉状態となり第2管路A2および接続ポート52から貯溜室56へのブレーキ液の流入は禁止される。この状態でポンプ61が作動すると、ポンプ61は貯溜室56内の所定液量以上となったブレーキ液をリザーバ孔52より吸引することができる。



#### [0048]

以上説明したように、本実施形態は、ABS制御中切替リザーバ5の貯溜室56のブレーキ液貯溜量が0に近づき所定液量未満になると、ボール弁53、弁座54およびロッド55からなる切替弁が開状態となり、M/C2よりこの切替弁を介してブレーキ液が切替リザーバ5へ流入するので、ポンプ61は常にブレーキ液を吸引、汲み上げ可能な状態とすることができる。

## [0049]

これにより、ポンプ61の負荷は、例えば貯溜室56の貯溜量が0となって急に小さくなるようなことはなく、常に安定したものとすることができる。したがって、ポンプ61の回転数を低減して作動音を小さくするためにポンプ61を駆動するモータ62をデューティー比制御する場合でも、ポンプ負荷の大きな変動による回転数の異常な上昇を防止して、常に安定した低回転数で動作させることができるので、ポンプ61およびモータ62の作動音による騒音を小さく抑えることができる。

## [0050]

また、ABS制御中にポンプ61の負荷変動が少なく安定しているため、ポンプの回転数変動、すなわち脈圧も少なくなるため、この脈圧による振動が第1管路A1およびM/C2を介して伝わることにより発生するブレーキペダル1の振動を少なくすることができ、乗員の運転フィーリングを悪化させることがない。

### [0051]

さらに、本実施形態では、ポンプ61を駆動するモータ62をデューティー比制御により駆動する際、このデューティー比を、モータ62に印加されるバッテリー電圧Vbが大きくなるほど、あるいはポンプ負荷に相当するM/C圧が小さくなるほど、小さくするよう設定するので、モータ62の回転数上昇を抑えて、変動の少ない安定した回転数でモータ62およびポンプ61を動作させることができ、騒音およびポンプ脈圧を小さく抑えることができる。

### 【図面の簡単な説明】

#### 【図1】

本発明の実施形態のシステム構成図である。

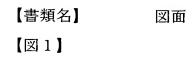


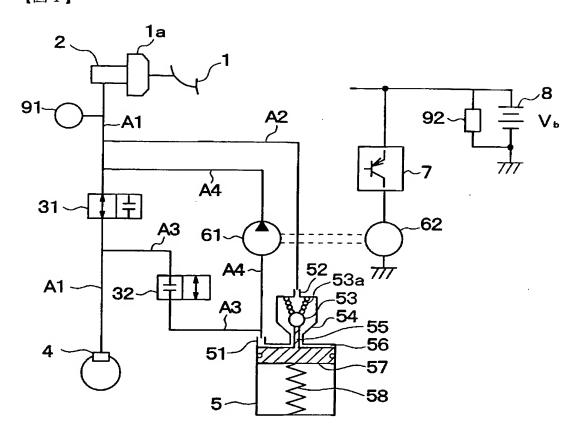
M/C圧に応じて設定されるモータ駆動のデューティー比の特性線図である。

## 【符号の説明】

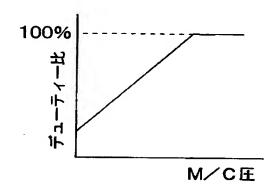
- 1…ブレーキペダル、2…マスタシリンダ (M/C)、31…増圧弁、
- 32…減圧弁、4…ホイールシリンダ(W/C)、5…切替リザーバ、
- 51…リザーバ孔、52…接続ポート、53…ボール弁、53a…バネ、
- 54…弁座、55…ロッド、56…貯溜室、57…ピストン、
- 58…スプリング、61…ポンプ、62…モータ、7…駆動回路、
- 8…バッテリー、91…液圧センサ、92…電圧センサ。







【図2】





【書類名】

要約書

【要約】

【課題】 液圧ブレーキ装置において、リザーバよりブレーキ液を汲み出すポンプの作動騒音を低減する。

【解決手段】 W/C4の減圧ブレーキ液を貯溜する切替リザーバ5は、リザーバ孔51で減圧弁32およびポンプ61の吸引口と接続され、接続ポート52で M/C2と接続されている。接続ポートの内側には、ボール弁53と、その下側には貯溜室のピストン57と一体でボール弁を上下させるロッド55が設けられ、貯溜室内のブレーキ液が所定液量未満になるとロッド55が上方へ移動してボール弁を弁座54より離間させ開弁状態とし、M/Cよりブレーキ液が流入可能になる。これにより、ポンプは常に汲み上げ可能状態となり、リザーバが空になってポンプ負荷の急激な低下によるモータ回転数の急激な上昇を防止し、安定したモータのデューティー駆動を可能にし、低騒音、低ポンプ脈圧を実現できる。

【選択図】 図1

# 出願人履歴情報

識別番号

[301065892]

 変更年月日 [変更理由]

2001年10月 3日 新規登録

住 所 氏 名

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地

株式会社アドヴィックス